# 日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 Date of Application:

2003年 2月21日

出 願 番 号 Application Number:

特願2003-044177

[ST. 10/C]:

[ ] P 2 0 0 3 - 0 4 4 1 7 7 ]

出 願 人
Applicant(s):

株式会社デンソー

1,1

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 2004年 1月 6日





【書類名】

特許願

【整理番号】

IP7814

【提出日】

平成15年 2月21日

【あて先】

特許庁長官殿

【国際特許分類】

B60H 1/00

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内

【氏名】

中村 洋貴

【発明者】

【住所又は居所】

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内

【氏名】

武知 哲也

【特許出願人】

【識別番号】

000004260

【氏名又は名称】

株式会社デンソー

【代理人】

【識別番号】

100100022

【弁理士】

【氏名又は名称】

伊藤 洋二

【電話番号】

052-565-9911

【選任した代理人】

【識別番号】

100108198

【弁理士】

【氏名又は名称】

三浦 高広

【電話番号】

052-565-9911

【選任した代理人】

【識別番号】

100111578

【弁理士】

【氏名又は名称】

水野 史博

【電話番号】

052-565-9911

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 038287

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【プルーフの要否】

要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 車両用空調装置

【特許請求の範囲】

【請求項1】 冷凍サイクルの圧縮機(23)と、

前記圧縮機(23)の作動により冷媒が循環して車室内吹出空気と熱交換する 室内熱交換器(21)と、

前記圧縮機(23)の規定時間あたりの目標仕事量を熱負荷に基づいて算出する目標仕事量算出手段とを備え、

前記目標仕事量となるように前記圧縮機(23)を作動させる通常制御の状態から、前記圧縮機(23)の仕事量を前記目標仕事量よりも強制的に小さくするカット制御の状態に推移し、前記カット制御の状態が所定時間経過した後に再び前記通常制御の状態に推移した場合には、前記所定時間が経過した直後における前記目標仕事量を、増加させるように補正することを特徴とする車両用空調装置。

【請求項2】 前記カット制御とは、車両の走行負荷が所定負荷を越えたときに前記圧縮機(23)の仕事量を強制的に低下させる制御であることを特徴とする請求項1に記載の車両用空調装置。

【請求項3】 前記所定時間が長いほど、前記補正により増加させる仕事量を大きくすることを特徴とする請求項1または2のいずれか1つに記載の車両用空調装置。

【請求項4】 前記カット制御開始直前の前記圧縮機(23)による仕事量が大きいほど、前記補正により増加させる仕事量を大きくすることを特徴とする請求項1ないし3のいずれか1つに記載の車両用空調装置。

【請求項5】 前記所定時間が経過した直後における熱負荷が大きいほど、前記補正により増加させる仕事量を大きくすることを特徴とする請求項1ないし4のいずれか1つに記載の車両用空調装置。

【請求項6】 前記所定時間が経過した直後における日射量が多いほど、前記補正により増加させる仕事量を大きくすることを特徴とする請求項5に記載の車両用空調装置。

【請求項7】 前記補正により増加された目標仕事量を、前記圧縮機(23)が可能な最大の仕事量に設定することを特徴とする請求項1または2に記載の車両用空調装置。

【請求項8】 前記補正により増加させる仕事量は、前記カット制御時の不足仕事量を一定時間内で補うことができるような仕事量に設定されていることを特徴とする請求項1ないし7のいずれか1つに記載の車両用空調装置。

【請求項9】 前記補正による制御を実行しているときには、前記カット制御の実行を禁止することを特徴とする請求項1ないし8のいずれか1つに記載の車両用空調装置。

【請求項10】 前記圧縮機(23)には、回転速度を可変することで仕事量を可変する電動圧縮機が用いられており、

前記目標仕事量算出手段は、前記回転速度を前記規定時間あたりの目標仕事量として算出し、

前記目標仕事量を増加させる補正は、前記回転速度を増加させる補正であることを特徴とする請求項1ないし9のいずれか1つに記載の車両用空調装置。

【請求項11】 前記圧縮機(23)は、電動モータの他に走行用エンジンを駆動源として回転可能に構成されていることを特徴とする請求項10に記載の車両用空調装置。

【請求項12】 前記圧縮機(23)には、1回転あたりの吐出容量を可変することで仕事量を可変する可変容量圧縮機が用いられており、

前記目標仕事量算出手段は、前記吐出容量を前記規定時間あたりの目標仕事量として算出し、

前記目標仕事量を増加させる補正は、前記吐出容量を増加させる補正であることを特徴とする請求項1ないし9のいずれか1つに記載の車両用空調装置。

【請求項13】 前記目標仕事量算出手段は、前記室内熱交換器(21)の目標温度を前記規定時間あたりの目標仕事量として算出し、

前記室内熱交換器(21)の実際の温度が前記目標温度となるように、前記圧 縮機(23)への動力伝達を遮断するようになっており、

前記目標仕事量を増加させる補正は、冷房運転時に前記目標温度を低下させる

補正および暖房運転時に前記目標温度を上昇させる補正のうち少なくとも一方の 補正であることを特徴とする請求項1ないし9のいずれか1つに記載の車両用空 調装置。

【請求項14】 前記圧縮機(23)は、走行用エンジンの他に電動モータを駆動源として回転可能に構成されていることを特徴とする請求項13に記載の車両用空調装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は、車両用空調装置に関するものである。

[0002]

【従来の技術】

従来より、前方他車を追い越すとき等の加速走行時に、車両エンジンに対する 圧縮機の駆動負荷を軽減して車両エンジンの加速性を確保する、いわゆる「加速 カット制御」が知られている(例えば、特許文献 1 参照)。この加速カット制御 は、具体的には、アクセルペダルの踏み込み量等により車両エンジンの走行負荷 が所定負荷を越えた高負荷時に行う制御であり、当該高負荷時の例としては、上 記加速走行時の他にも登坂走行時等が挙げられる。

[0003]

そして、加速カット制御による圧縮機の駆動負荷軽減の具体例としては、固定容量型圧縮機の場合には、電磁クラッチを遮断して圧縮機を停止状態とし、また、可変容量型圧縮機の場合には、圧縮機の吐出容量を小容量に引き下げ、また、電動圧縮機の場合には、圧縮機の回転数を低下させて走行アシスト用電力を十分に確保させる事が挙げられる。

[0004]

また、加速カット制御以外のときには、圧縮機の仕事量が、熱負荷に基づいて 算出された目標仕事量となるように、圧縮機の作動を制御している。上記仕事量 を具体的に説明すると、固定容量型圧縮機の場合には、規定時間あたりの電磁ク ラッチ接続時間が上記仕事量に相当し、可変容量型圧縮機の場合には、圧縮機1 回転あたりの吐出容量が上記仕事量に相当し、電動圧縮機の場合には、圧縮機の 回転速度が上記仕事量に相当する。

[0005]

#### 【特許文献1】

特開平5-58151号公報

[0006]

### 【発明が解決しようとする課題】

ここで、上記加速カット制御を行うとエバポレータの温度が上昇するため、加速カット終了直後には即座にエバポレータの温度を低下させる必要がある。これに対し、上記従来の圧縮機制御によれば、加速カット終了直後には熱負荷が大きくなるため、目標仕事量が加速カット直前の目標仕事量に比べて大きくなるものの、即座にエバポレータの温度を低下させるのには十分でない。

## [0007]

なお、上述の圧縮機制御は冷房運転時の制御について説明しているが、ヒートポンプサイクルに適用された圧縮機の作動により室内熱交換器で放熱して暖房運転する場合においても、加速カット終了直後には即座に室内熱交換器の温度を上昇させる必要がある。しかしながら、圧縮機の仕事量が、熱負荷に基づいて算出された目標仕事量となるように、圧縮機の作動を制御するだけでは、即座に室内熱交換器の温度を上昇させるのには十分でない。

#### [0008]

本発明は、上記点に鑑み、カット制御終了直後に、即座に、乗員のフィーリングにあった空調状態にすることを目的とする。

[0009]

#### 【課題を解決するための手段】

上記目的を達成するため、請求項1に記載の発明では、冷凍サイクルの圧縮機(23)と、圧縮機(23)の作動により冷媒が循環して車室内吹出空気と熱交換する室内熱交換器(21)と、圧縮機(23)の規定時間あたりの目標仕事量を熱負荷に基づいて算出する目標仕事量算出手段とを備え、目標仕事量となるように圧縮機(23)を作動させる通常制御の状態から、圧縮機(23)の仕事量

を目標仕事量よりも強制的に小さくするカット制御の状態に推移し、カット制御の状態が所定時間経過した後に再び通常制御の状態に推移した場合には、所定時間が経過した直後における目標仕事量を、増加させるように補正することを特徴とする。

### [0010]

これにより、カット制御が終了した直後における圧縮機 (23) の仕事量は、 熱負荷に基づいて算出された目標仕事量よりも大きくなるので、カット制御終了 直後に、即座に、乗員のフィーリングにあった空調状態にすることができる。

### [0011]

カット制御の具体例として、請求項2に記載のように、車両の走行負荷が所定 負荷を越えたときに圧縮機 (23) の仕事量を強制的に低下させる制御が挙げら れる。

#### [0012]

また、請求項3に記載の発明では、所定時間が長いほど、補正により増加させる仕事量を大きすることを特徴とするので、補正により増加させる仕事量を過不足なく適度な仕事量にすることができる。

#### $[0\ 0\ 1\ 3]$

また、請求項4に記載の発明では、カット制御開始直前の圧縮機(23)による仕事量が大きいほど、補正により増加させる仕事量を大きくすることを特徴とするので、補正により増加させる仕事量を過不足なく適度な仕事量にすることができる。

#### $[0\ 0\ 1\ 4]$

また、請求項5に記載の発明では、所定時間が経過した直後における熱負荷が 大きいほど、補正により増加させる仕事量を大きくすることを特徴とするので、 補正により増加させる仕事量を過不足なく適度な仕事量にすることができる。

#### [0015]

また、請求項6に記載の発明では、所定時間が経過した直後における日射量が 多いほど、補正により増加させる仕事量を大きくすることを特徴とするので、補 正により増加させる仕事量を過不足なく適度な仕事量にすることができる。

## [0016]

また、請求項7に記載の発明では、補正により増加された目標仕事量を、圧縮機(23)が可能な最大の仕事量に設定することを特徴とするので、カット制御終了直後に、即座に、乗員のフィーリングにあった空調状態にすることを、確実にできる。

### [0017]

また、請求項8に記載の発明では、補正により増加させる仕事量は、カット制御時の不足仕事量を一定時間内で補うことができるような仕事量に設定されていることを特徴とするので、一定時間内に、カット制御時の不足仕事量を補いたい場合に用いて好適である。

### [0018]

また、請求項9に記載の発明では、補正による制御を実行しているときには、 カット制御の実行を禁止することを特徴とするので、カット制御よりも優先させ て補正を行いたい場合に用いて好適である。

### [0019]

なお、請求項10~14のような場合に上記請求項1~9に記載の車両用空調装置を用いて好適である。すなわち、請求項10に記載の発明では、圧縮機(23)には、回転速度を可変することで仕事量を可変する電動圧縮機が用いられており、目標仕事量算出手段は、回転速度を規定時間あたりの目標仕事量として算出し、目標仕事量を増加させる補正は、回転速度を増加させる補正であることを特徴とする。

### [0020]

なお、上記請求項10に記載の発明において、請求項11に記載のように、電動モータの他に走行用エンジンを駆動源として回転可能に構成された圧縮機(23)を適用してもよい。

#### [0021]

また、請求項12に記載の発明では、圧縮機(23)には、1回転あたりの吐 出容量を可変することで仕事量を可変する可変容量圧縮機が用いられており、目 標仕事量算出手段は、吐出容量を規定時間あたりの目標仕事量として算出し、目 標仕事量を増加させる補正は、吐出容量を増加させる補正であることを特徴とする。

### [0022]

また、請求項13に記載の発明では、目標仕事量算出手段は、室内熱交換器(21)の目標温度を規定時間あたりの目標仕事量として算出し、室内熱交換器(21)の実際の温度が目標温度となるように、圧縮機(23)への動力伝達を遮断するようになっており、目標仕事量を増加させる補正は、冷房運転時に目標温度を低下させる補正および暖房運転時に目標温度を上昇させる補正のうち少なくとも一方の補正であることを特徴とする。

### [0023]

なお、上記請求項13に記載の発明において、請求項14に記載のように、走 行用エンジンの他に電動モータを駆動源として回転可能に構成された圧縮機(2 3)を適用してもよい。

#### [0024]

なお、上記各手段の括弧内の符号は、後述する実施形態に記載の具体的手段との対応関係を示す一例である。

### [0025]

#### 【発明の実施の形態】

以下、本発明の各実施形態を図に基づいて説明する。

#### [0026]

#### (第1実施形態)

図1および図3は本発明の車両用空調装置をハイブリッド自動車に適用した本 実施形態を示したもので、図1はハイブリッド自動車の概略構成を示した図、図 2はハイブリッド自動車用空調装置の全体構成を示した図である。

#### [0027]

本実施形態のハイブリッド自動車用空調装置は、ハイブリッド自動車5の車室 内を冷房するエアコンユニット6の各空調手段(アクチュエータ)を、空調制御 装置(以下エアコンECUと言う)7によって制御することにより、車室内の温 度を常に設定温度に保つよう自動制御するように構成されたオートエアコンであ る。

### [0028]

なお、ハイブリッド自動車5には、エアコンユニット6の他に、例えば走行用 ガソリンエンジン(以下走行用エンジンと略す)1、電動モータおよび発電機と して機能する電動発電機2、走行用エンジン1を始動させるための始動用モータ や点火装置を含むエンジン始動装置3、および電動発電機2やエンジン始動装置 3に電力を供給する車載バッテリ4が搭載されている。

### [0029]

そして、電動発電機2は、エンジン1により駆動されるときは発電機として機能して電気を発生し、バッテリ4から給電されるときは電動モータとして機能して車両走行用の駆動力を発生するものであり、従って、電動発電機2は、本発明の発電機に相当すると共に、本発明の走行用電動モータに相当する。

#### [0030]

走行用エンジン1は、ハイブリッド自動車5の車軸に係脱自在に駆動連結されている。また、電動発電機2は、ハイブリッド自動車5の車軸に係脱自在に駆動連結され、走行用エンジン1と車軸が連結していない時に車軸と連結されるようになっている。そして、電動発電機2は、ハイブリッド制御装置(以下ハイブリッドECUと言う)8により自動制御(例えばインバータ制御)されるように構成されている。なお、ハイブリッドECU8は、ハイブリッド自動車5の発進時や低速走行時に電動発電機2だけでハイブリッド自動車5を動かすように電動発電機2を通電制御する。

## [0031]

さらに、エンジン始動装置 3 は、エンジン制御装置(以下エンジンECUと言う) 9 によりガソリンの燃焼効率が最適になるよう自動制御されるように構成されている。なお、エンジンECU 9 は、ハイブリッド自動車 5 の通常の走行および車載バッテリ 4 の充電が必要な時に、エンジン始動装置 3 を通電制御して走行用エンジン 1 を運転する。

### [0032]

エアコンユニット6は、空調ダクト11、この空調ダクト11内において車室

内に向かう空気流を発生させる遠心式送風機12、および空調ダクト11内を流れる空気を冷却して車室内を冷房するためのエバポレータ21等から構成されている。空調ダクト11は、ハイブリッド自動車5の車室内の前方側に配設され、内部にハイブリッド自動車5の車室内に空調空気(冷風)を導く空気通路を形成している。

## [0033]

なお、空調ダクト11の最も上流側には、車室内空気(以下内気と言う)を取り入れる内気吸込口(図示せず)、車室外空気(以下外気と言う)を取り入れる外気吸込口(図示せず)、および吸込口モードを切り替える内外気切替ドア(図示せず)が設けられている。また、空調ダクト11の最も下流側には、デフロスタ吹出口(図示せず)、フェイス吹出口(図示せず)、フット吹出口(図示せず)、および吹出口モードを切り替えるモード切替ドア(図示せず)が設けられている。

#### [0034]

遠心式送風機12は、空調ダクト11と一体的に構成されたスクロールケースに回転自在に収容された遠心式ファン13、およびこの遠心式ファン13を回転駆動するブロワモータ14を有している。そして、ブロワモータ14は、ブロワ駆動回路(ブロワ駆動手段)15を介して印加されるブロワ端子電圧(以下ブロワ電圧と言う)に基づいて、ブロワ風量(遠心式ファン14の回転速度)が制御される。

## [0035]

エバポレータ21は、本発明のに相当し、冷凍サイクル20の一構成部品を成すもので、空調ダクト11内の空気通路を全面塞ぐようにして配設されている。そして、冷凍サイクル20は、電動モータ22によって回転駆動されて、エバポレータ21より吸引したガス冷媒を圧縮する圧縮機23と、この圧縮機23で圧縮された冷媒を凝縮液化させる室外熱交換器としてのコンデンサ24と、このコンデンサ24で凝縮液化された冷媒を気液分離して液冷媒のみを下流側に流すレシーバ25と、このレシーバ25より流出した液冷媒を減圧膨張させる減圧手段を成すエキスパンションバルブ26と、このエキスパンションバルブ26で減圧

膨張された気液二相状態の冷媒を蒸発気化させる上記のエバポレータ21と、これらを環状に連結する冷媒配管とから構成されている。

#### [0036]

さらに、本実施形態の冷凍サイクル20には、コンデンサ24の室外空気(冷却風)を強制的に送風するための冷却ファン27、およびこの冷却ファン27を回転駆動する電動モータ28が設けられている。

### [0037]

なお、本実施形態の冷凍サイクル20では、電動モータ22が通電状態の時に 、電動モータ22の動力が圧縮機23に伝達されてエバポレータ21による空気 冷却作用が行われ、電動モータ22の通電が停止された時に、電動モータ22の 作動が止まってエバポレータ21による空気冷却作用が停止するように構成され ている。

### [0038]

そして、車載バッテリ4から電動モータ22へ供給される電力が、エアコン用インバータ(回転速度制御手段)29によって連続的または段階的に可変制御されることにより、電動モータ22の回転速度が可変制御される。また、電動モータ22の回転速度の変化によって、圧縮機23による冷媒吐出容量を変化させて冷凍サイクル20内を循環する冷媒の循環量(流量)を調節することにより、エバポレータ21の冷却能力(冷凍サイクル20の冷房能力)が制御される。換言すれば、圧縮機23による仕事量が制御される。

### [0039]

次に、本実施形態のエアコンユニット6の制御系の構成を説明する。エアコン ECU7には、エンジンECU9から出力される通信信号、車室内前面に設けら れたコントロールパネル(図示せず)上の各スイッチからのスイッチ信号、およ び各センサからのセンサ信号が入力される。ここで、エンジンECU9から出力 される上記通信信号には、後述する加速カット制御を要求する加速カット要求信 号が含まれている。

#### [0040]

また、コントロールパネル上の各スイッチとしては、車室内の温度を所望の温

度に設定するための温度設定手段としての温度設定スイッチ31、冷凍サイクル20 (圧縮機23) の起動および運転停止を指令するための、図示しないエアコンスイッチ、遠心式ファン13のブロワ風量を切り替えるための風量切替スイッチ、吸込口モードを切り替えるための吸込口切替スイッチ、および吹出口モードとしてデフロスタモードを設定するためのデフロスタスイッチ等がある。

### [0041]

そして、各センサのうち、車室内の空調状態(冷房状態)を検出する状態検出 手段としては、図2に示したように、車室内の空気温度(内気温度)を検出する 内気温検出手段としての内気温センサ32、車室外の空気温度(外気温度)を検 出する外気温検出手段としての外気温センサ33、車室内に照射される日射量を 検出する日射検出手段としての日射センサ34、およびエバポレータ21の空気 冷却度合を検出する空気冷却度合検出手段としてのエバ後温度センサ35等があ る。

#### [0042]

このうち、内気温センサ32、外気温センサ33およびエバ後温度センサ35にはサーミスタが使用されている。また、日射センサ34にはフォトダイオードが使用されている。ここで、エバ後温度センサ35は、具体的にはエバポレータ21を通過した直後の空気温度TE(以下、エバ後温度TEという)を検出するエバ後温度検出手段である。

#### [0043]

そして、各センサのうち、ハイブリッド自動車5の運転状態を検出する状態検出手段としては、図2に示したように、車載バッテリ4の容量(残量)を検出する容量検出手段としての容量センサ36等である。車載バッテリ4の容量の測定方法としては、車載バッテリ4の放電量と充電量が測定できる充放電量測定器(例えばバッテリチャージカウンタ等)を使用して、車載バッテリ4の充放電収支を計量して、車載バッテリ4の容量を検出する方法がある。

#### [0044]

また、車載バッテリ4の容量 (AH) は、放電電流の大きさ、放電時間、電解液の温度または電解液の比重から算出しても良いし、それらを組み合わせて算出

しても良い。そして、本実施形態では、車載バッテリ4の容量が80%以下に低下した際にエアコンECU7に、圧縮機23の電動モータ22の駆動を停止させる旨の電気信号(加速カット要求信号)を出力して加速カット制御を行うようになっている。

### [0045]

ここで、加速カット制御とは、車両の走行負荷が所定負荷を越えたときに圧縮機23の仕事量を強制的に低下させる制御のことであり、従って、前方他車を追い越すとき等の加速走行時に、車両エンジンの他に車載バッテリ4を駆動源とするモータ駆動により、走行駆動源をアシストするアシスト走行するにあたり、車載バッテリ4の容量負荷を軽減して加速性を確実に確保することを図った制御である。

#### [0046]

この加速カット制御は、具体的には、アクセルペダルの踏み込み量等により車両エンジンの走行負荷および車載バッテリ4の容量負荷が所定負荷を越えた高負荷時に行う制御であり、当該高負荷時の例としては、上記加速走行時のように実際に加速している場合に限られず、登坂走行時等が挙げられる。

### [0047]

因みに、ハイブリッド自動車5の運転状態を検出する状態検出手段として、エンジンECU9に接続されるエンジン回転速度センサ(図示せず)や車速センサ(図示せず)からエンジン回転速度や車速を通信回線を介してエアコンECU7に受信するようにしても良い。

#### [0048]

エアコンECU7の内部には、CPU、ROM、RAM等からなるマイクロコンピュータが設けられ、各センサ $32\sim36$ からのセンサ信号は、エアコンECU7内の入力回路(図示せず)によってA/D変換された後にマイクロコンピュータに入力されるように構成されている。また、エアコンECU7は、ハイブリッド自動車5のキースイッチが1G位置に設定されたときに、車載バッテリ4から直流電流が供給されて作動する。

### [0049]

次に、本実施形態の作動を説明する。ここで、図3および図4はエアコンEC U7による空調制御(主に電動式の圧縮機23の回転速度制御)を示したフローチャートである。

### [0050]

はじめに、キースイッチがIG位置に操作されてエアコンECU7に直流電源が供給されると、図3のルーチンが起動されて各イニシャライズおよび初期設定を行い、ステップS10にて、空調環境状態に関する信号として、温度設定スイッチ31および風量切替スイッチ等の各スイッチからスイッチ信号を読み込む。また、ステップS20にて、車両環境状態に関する信号として、車速センサからの車速信号等を読み込む。

### [0051]

次に、ステップS30では、設定温度、内気温度、外気温度、日射量等に基づいて、車室内へ吹き出される送風空気の目標吹出温度TAOを算出する。この目標吹出温度TAOは、内気温を設定温度に維持するために必要な吹出空気の温度である。また、ステップS30では、目標吹出温度TAOに基づいて、吹出口モード、目標ブロワ風量、目標エバ後温度TEO等を決定する。

### [0052]

そして、実際のエバ後温度TEが目標エバ後温度TEOとなるように、圧縮機23の回転速度を目標仕事量として算出する。すなわち、圧縮機23の目標仕事量としての目標回転速度が、熱負荷に基づいて算出されることとなる。

### [0053]

次に、ステップS40にて、加速カット要求信号がエンジンECU9からエアコンECU7に入力されているか否かを判定し、加速カット要求信号がなければ、ステップS50に進み、算出された目標回転速度となるように圧縮機23を作動させる通常制御を行う。具体的には、算出された回転速度に基づいて、エアコン用インバータ29の作動を制御することで、電動モータ22の回転数を制御する。また、決定された吹出口モードおよび目標ブロワ風量となるように、各種アクチュエータおよびブロワモータ14の作動を制御する。

#### [0054]

一方、加速カット要求信号の入力がない場合には、ステップS60に進み、圧縮機23の作動を停止させる。このように加速カット要求信号に応じて圧縮機23を停止させる制御を加速カット制御と呼ぶ。そして、当該加速カット制御は、所定時間経過すると終了するようになっている。

### [0055]

具体的には、ステップS70にて圧縮機23の作動停止時間のカウントを開始し、ステップS80にて、加速カット要求信号が継続して入力されていると判定されればステップS90にて圧縮機23の停止時間カウントを継続させる。そして、ステップS100にて、カウントされた圧縮機23の停止時間が所定時間に達しているか否かを判定し、所定時間に達していなければステップS80に戻り、所定時間に達していればステップS110にて加速カット制御を終了する。

#### [0056]

加速カット制御が終了した場合、或いはステップS 8 0 にて加速カット要求がないと判定された場合には、図 4 に示すステップS 1 2 0 にて圧縮機 2 3 の停止時間をカウントすることを終了し、目標仕事量算出手段としてのステップS 1 3 0~S 1 6 0 において、ステップS 3 0 にて熱負荷に基づいて算出された圧縮機 2 3 の回転速度を、増加させるように補正する。

#### [0057]

具体的には、ステップS130にて回転速度を増加させる補正量を算出し、当該補正量だけ増加された回転速度が、電動モータ22が回転可能な最大の回転速度以上である場合には(S140)、目標回転速度を最大回転速度とする(S150)。一方、補正量だけ増加された回転速度が最大回転速度未満であれば、補正量だけ増加された回転速度を目標回転速度とする。そして、ステップS160にて、圧縮機23の回転速度が上記目標回転速度となるようにエアコン用インバータ29の作動を制御することで、電動モータ22の回転数を制御する。

#### [0058]

なお、上記補正量は、図4のステップS130に示されるマップに基づいて算出される。具体的には、圧縮機23の停止時間が長いほど回転速度を増加させる量(補正量)を大きくするように算出する。但し、停止時間が所定時間(例えば

5秒)以上である場合には、所定の補正量(例えば1000rpm)を上限値とする。

#### [0059]

以上により、ステップS30にて熱負荷に基づいて算出された目標回転速度となるように圧縮機23を作動させる通常制御の状態から、圧縮機23を強制的に停止させる加速カット制御の状態に推移し、加速カット制御の状態が所定時間経過した後に再び通常制御の状態に推移した場合には、所定時間が経過した直後における目標回転速度は増加するように補正されることとなる。よって、加速カット制御終了直後に、即座に、乗員のフィーリングにあった空調状態にすることができる。

### [0060]

図5は、上述した本実施形態による効果を説明するタイムチャートであり、車速0にて停車しているときには通常制御により空調を行っている。具体的には、熱負荷に基づいて算出された目標回転速度となるように圧縮機23の回転数を制御している。そして、走行を開始してから所定時間T1の間は加速カット制御により圧縮機23の作動を停止させ、回転数が0rpmとなっている。そして、所定時間T1が経過した直後には、熱負荷に基づいて算出された回転数を増加するように補正した目標回転速度となるように、圧縮機23の回転数を制御している

### [0061]

ここで、上記補正を行わず、熱負荷に基づいて算出された回転数により圧縮機23の回転数を制御した場合には、図5中の点線に示すように圧縮機23の実際の回転数は急激に高くなることはなく、加速カット制御による冷房能力不足分をT2に示す時間をかけて補っている。これに対し、本実施形態による補正を行った場合には、図5中の実線に示すように圧縮機23の実際の回転数は急激に高くなるため、加速カット制御による冷房能力不足分を補うのに必要な時間T3を上記T2よりも短くできる。よって、加速カット制御終了直後に、即座に、乗員のフィーリングにあった空調状態にすることができる。

## [0062]

### (第2実施形態)

上記第1実施形態では、圧縮機23には、回転速度を可変することで仕事量を可変する電動圧縮機が用いられており、加速カット制御直後には目標回転速度を増加させる補正を行っているのに対し、本実施形態では、圧縮機23には、1回転あたりの吐出容量(回転容量)を可変することで仕事量を可変する周知の可変容量圧縮機が用いられており、加速カット制御直後には目標吐出容量を増加させる補正を行っている。

### [0063]

具体的には、第1実施形態のステップS130、S140およびS150を、図6に示すステップS131、S141およびS151に変更している。これにより、ステップS30にて熱負荷に基づいて算出された目標回転容量となるように圧縮機23を作動させる通常制御の状態から、圧縮機23を強制的に停止させる加速カット制御の状態に推移し、加速カット制御の状態が所定時間T1経過した後に再び通常制御の状態に推移した場合には、所定時間T1が経過した直後における目標回転容量は増加するように補正されることとなり、第1実施形態と同様の効果を得ることができる。

#### [0064]

#### (第3実施形態)

上記第1実施形態では、圧縮機23には、回転速度を可変することで仕事量を可変する電動圧縮機が用いられており、加速カット制御直後には目標回転速度を増加させる補正を行っているのに対し、本実施形態では、圧縮機23への動力伝達を遮断する電磁クラッチを備え、実際のエバ後温度TEが目標エバ後温度TE Oとなるように、電磁クラッチをオンオフ制御している。そして、加速カット制御直後には、冷房運転時には目標エバ後温度TE Oを低下させる補正を行っている。

### [0065]

具体的には、第1実施形態のステップS130、S140およびS150を、図7に示すステップS132、S142およびS152に変更している。これにより、ステップS30にて熱負荷に基づいて算出された目標エバ後温度TEOと

なるように圧縮機23を作動させる通常制御の状態から、圧縮機23を強制的に停止させる加速カット制御の状態に推移し、加速カット制御の状態が所定時間T1経過した後に再び通常制御の状態に推移した場合には、所定時間T1が経過した直後における目標エバ後温度TEOは冷房運転時には低下するように補正されることとなり、第1実施形態と同様の効果を得ることができる。

[0066]

(第4実施形態)

上記第1実施形態では、加速カット制御を行うか否かをエンジンECU9にて判定し、加速カット要求信号をエンジンECU9からエアコンECU7に出力するように構成されているのに対し、本実施形態では、エアコンECU7にて加速カット制御を行うか否かを判定するように構成されている。この構成の変更にともなって、第1実施形態のステップS40およびS80を、図8に示すステップS41およびS81に変更している。

[0067]

以上により、第1実施形態では、加速カット要求信号をエンジンECU9からエアコンECU7に通信する時間が必要であったが、本実施形態によれば上記通信時間を不要にできるため、加速カット制御を行うと判定されてから実際に加速カット制御が行われるまでの時間を短縮でき、加速カット制御の応答性を良好にできる。

[0068]

(第5実施形態)

上記第1~第4実施形態では、圧縮機23の仕事量を目標仕事量よりも強制的に小さくするカット制御として、車両の走行負荷が所定負荷を越えたときに圧縮機23の仕事量を強制的に低下させる加速カット制御を適用させている。これに対し、本実施形態では、乗員の誤操作により、上述のエアコンスイッチを短時間オフさせた後にオンさせた場合において、実質的に、圧縮機23の仕事量が目標仕事量よりも小さくなった場合を、本発明のカット制御として適用させている。

[0069]

具体的には、第1実施形態のステップS40、S80およびS110を、図9

に示すステップS42、S82およびS111に変更している。これにより、ステップS30にて熱負荷に基づいて算出された目標回転容量となるように圧縮機23を作動させる通常制御の状態から、乗員の誤操作により圧縮機23が一時的に停止した状態に推移した後、再び通常制御の状態に復帰した場合には、復帰直後における目標回転速度は増加するように補正されることとなり、第1実施形態と同様の効果を得ることができる。

### [0070]

## (第6実施形態)

上記第1実施形態では、ステップS130にて、圧縮機23の停止時間が長いほど回転速度を増加させる量(補正量)を大きくするように算出しているが、本実施形態では、図4におけるステップS130を図10に示すステップS133に変更しており、停止時間が所定時間(例えば1秒)以上であるか否かにより回転速度を増加させるか否かを決定している。そして、所定時間以上であれば、停止時間の長さに拘わらず補正により増加させる補正量を、圧縮機23が可能な最大の回転数となるように設定している。

#### [0071]

#### (第7実施形態)

本実施形態では、図4におけるステップS130を図11に示すステップS134に変更しており、カット制御開始直前の圧縮機23の回転速度が大きいほど、補正による回転速度増加量を大きくするようにしている。なお、本発明の実施にあたり、所定時間T1が経過した直後における熱負荷が大きいほど、上記補正による回転速度増加量を大きくするようにしてもよい。

#### [0072]

### (第8実施形態)

本実施形態では、図4におけるステップS130を図12に示すステップS135に変更しており、カット制御開始直前の圧縮機23の回転速度が大きく、かつ、圧縮機23の停止時間T1が長いほど、補正による回転速度増加量を大きくするようにしている。すなわち、カット制御により不足した冷房能力量を、カット制御開始直前の圧縮機23の回転速度に停止時間T1を乗じて得た値であると

推測し、このように推測された冷房能力不足量が大きいほど、補正による回転速 度増加量を大きくするようにしている。

[0073]

(第9実施形態)

本実施形態では、加速カット制御による冷房能力不足分を補う補正制御を行う時間T3の間には、再び加速カット制御が実行されることを禁止するようにしている。具体的には図13に示すように、図4におけるステップS160以降にステップS170、S180を追加しており、ステップS160にて、圧縮機23の回転速度が上記目標回転速度となるようにエアコン用インバータ29の作動を制御した後、ステップS170にて、加速カット制御による冷房能力不足分が補正により補われて、前記補正が終了したか否かを判定する。

[0074]

補正が終了したと判定された場合に、加速カット制御を許可する信号をエンジンECU9に送信する。エンジンECU9では、この許可信号がない限り加速カット要求信号をエアコンECU7に出力することを禁止している。

[0075]

(第10実施形態)

上記第1実施形態では、ステップS130において、圧縮機23の停止時間が 長いほど回転速度を増加させる量(補正量)を大きくするように補正量を算出し ているのに対し、本実施形態では、補正により増加させる仕事量を、前記カット 制御時の不足仕事量を一定時間内で補うことができるような仕事量に設定してい る。

[0076]

具体的には、下記の数1の式に基づいて冷房不足量を算出し、下記の数2の式に基づいて回転速度を増加させる量を算出している。

 $\{0077\}$ 

【数1】

「冷房不足量」=「カット制御開始直前の圧縮機23の回転速度(rpm)」 ×「カット制御時間T1(秒)」 [0078]

## 【数2】

「回転速度増加量」=「冷房不足量(rpm×秒)」÷「一定時間(秒)」 ここで、エンジンECU9では、加速カット要求信号の出力が終了して再度加速カット要求信号を出力させたい場合であっても、所定のインターバル時間が経過していなければ連続して加速カット要求信号を出力させないようにして、空調装置がハンチングして作動してしまうことの防止を図っている。

#### [0079]

このようなエンジンECU9の制御を鑑みて本実施形態では、数2の式中の一定時間を、上記インターバル時間内に設定するようにしている。これにより、1回目の加速カット制御が終了した後、2回目の加速カット要求信号が出力されるまでの間に、1回目の加速カット制御時の不足仕事量を補正制御により補うことができ、好適である。

#### [0080]

### (他の実施形態)

上記第1~第10実施形態では、冷房運転中のカット制御直後に、目標仕事量を増加させるように補正する場合に本発明を適用させているが、本発明の実施にあたり、ヒートポンプサイクルによ適用された圧縮機23の作動により室内熱交換器21で放熱して暖房運転する場合においても、カット制御終了直後に目標仕事量を増加させるように補正するようにして本発明を適用させてもよい。

### [0081]

また、上記第1~第10実施形態では、カット制御終了直後に目標仕事量を増加させるように補正するステップS130~S160による制御を、通常制御に用いる目標吹出温度TAOを算出するステップS30とは別のステップにて行っているが、本発明の実施にあたり、ステップS30において、カット制御終了直後になされる補正を実質的に行うようにしてもよい。

#### [0082]

具体的には、カット制御終了直後にはステップS30における目標吹出温度TAOを算出する式を変更するようにしてもよい。より具体的には、設定温度、内

気温度、外気温度、日射量等の変数にかける係数を変更させたり、上記変数と目標吹出温度TAOとの関係を示すマップを変更させるようにすればよい。

#### [0083]

また、上記第 $1 \sim 4$  および第 $6 \sim 1$  0 実施形態による加速カット制御では、圧縮機23 を停止させていたが、本発明のカット制御は、圧縮機23 を停止させることなく、圧縮機23 の仕事量を目標仕事量よりも強制的に小さくする場合にも適用できる。

### 【図面の簡単な説明】

### 【図1】

本発明の第1実施形態に係るハイブリッド自動車の概略構成を示した図である

#### 【図2】

第1実施形態に係るハイブリッド自動車用空調装置の全体構成を示した図である。

#### 【図3】

第1実施形態に係るエアコンECUによる空調制御を示したフローチャートである。

#### 図4

第1実施形態に係るエアコンECUによる空調制御を示したフローチャートである。

### 【図5】

第1 実施形態による効果を説明するタイムチャートを示した図である。

#### 【図6】

本発明の第2実施形態に係るエアコンECUによる空調制御を示したフローチャートである。

#### 【図7】

本発明の第3実施形態に係るエアコンECUによる空調制御を示したフローチャートである。

## 【図8】

本発明の第4実施形態に係るエアコンECUによる空調制御を示したフローチャートである。

### 【図9】

本発明の第5実施形態に係るエアコンECUによる空調制御を示したフローチャートである。

### 【図10】

本発明の第6実施形態に係るエアコンECUによる空調制御を示したフローチャートである。

### 【図11】

本発明の第7実施形態に係るエアコンECUによる空調制御を示したフローチャートである。

### 【図12】

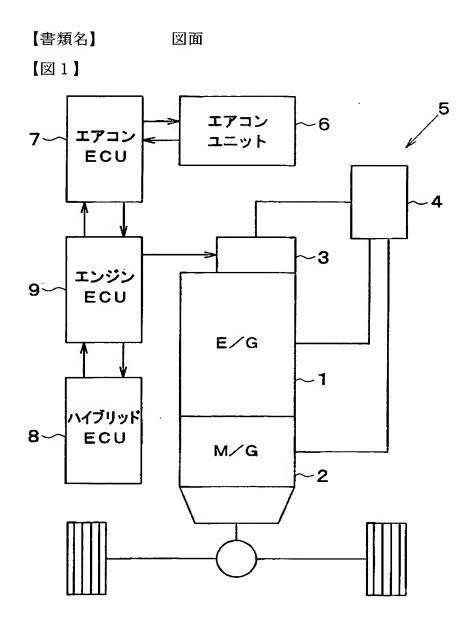
本発明の第8実施形態に係るエアコンECUによる空調制御を示したフローチャートである。

### 【図13】

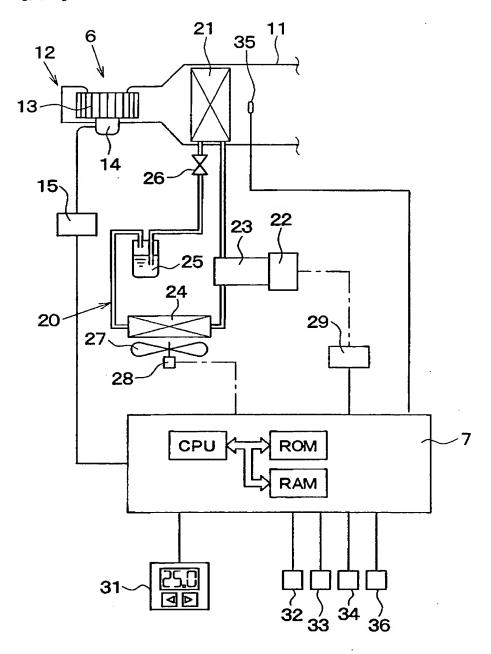
本発明の第9実施形態に係るエアコンECUによる空調制御を示したフローチャートである。

### 【符号の説明】

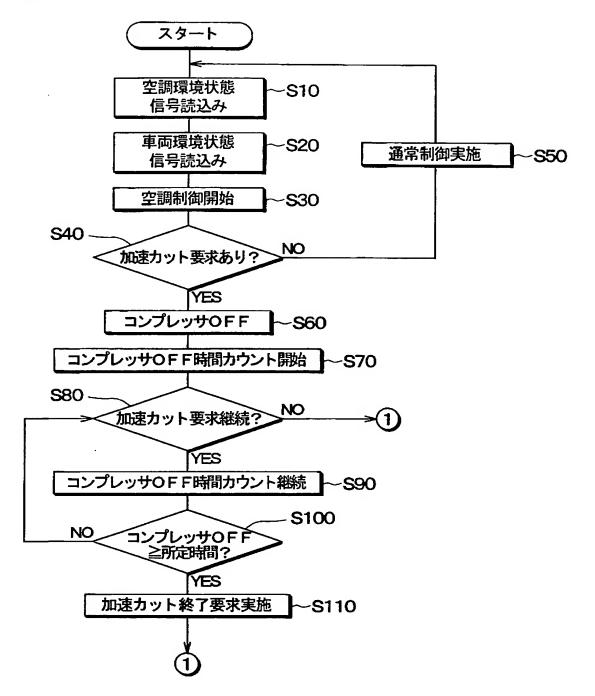
21…エバポレータ(室内熱交換器)、23…圧縮機。



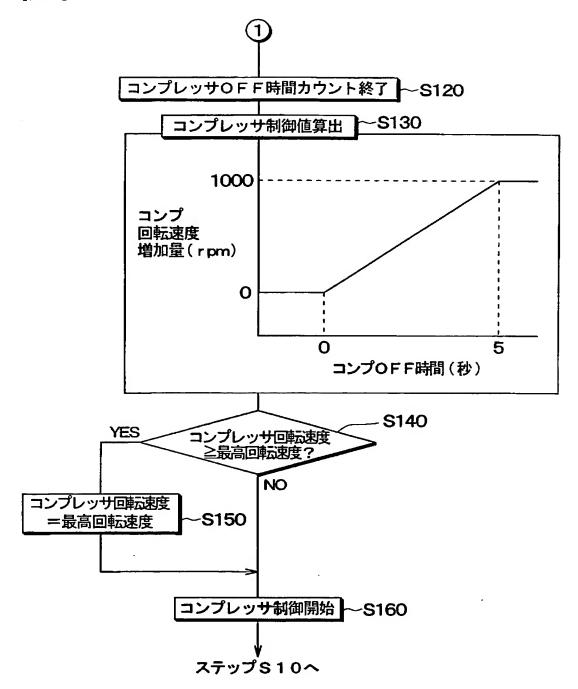
[図2]



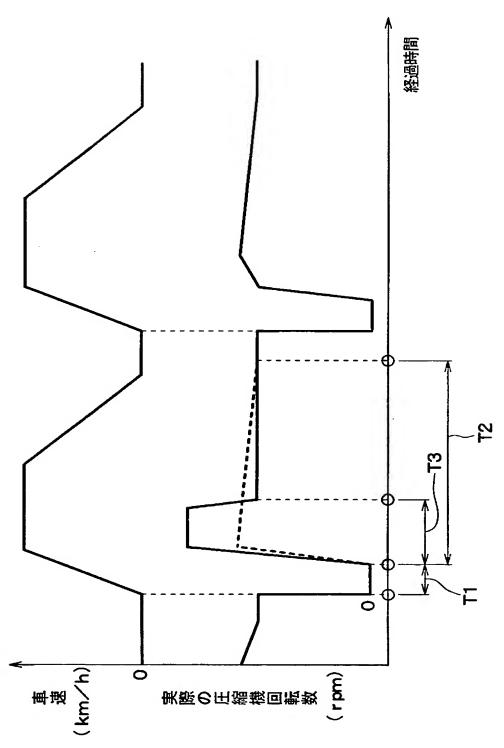
【図3】



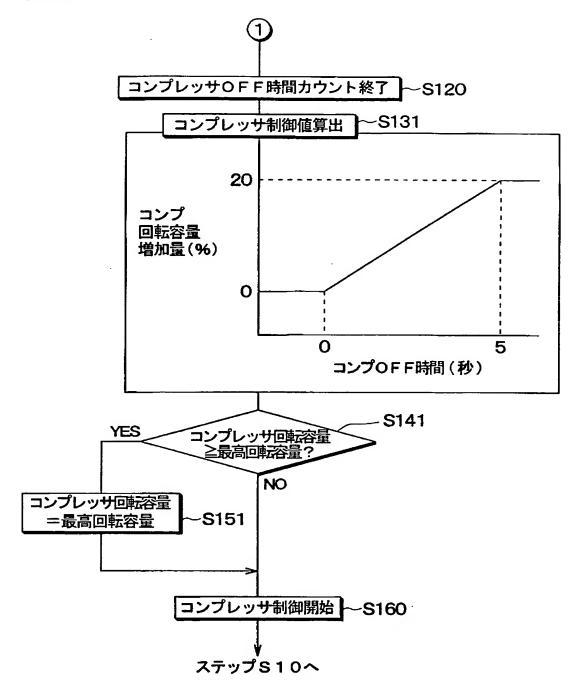
【図4】



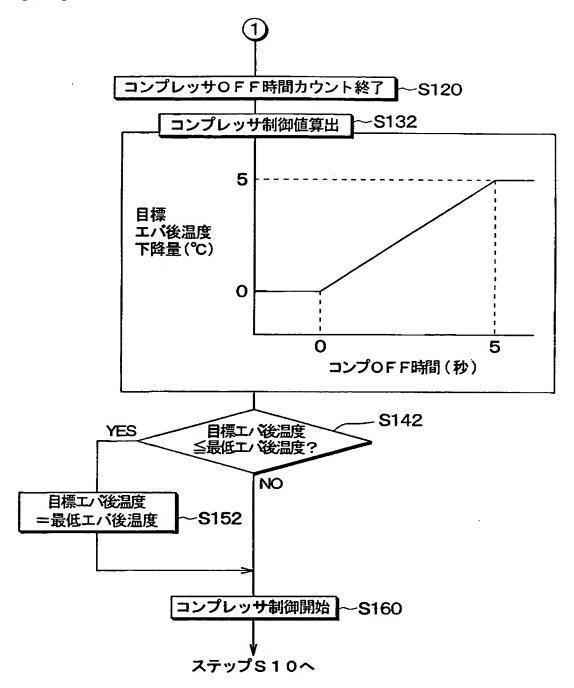




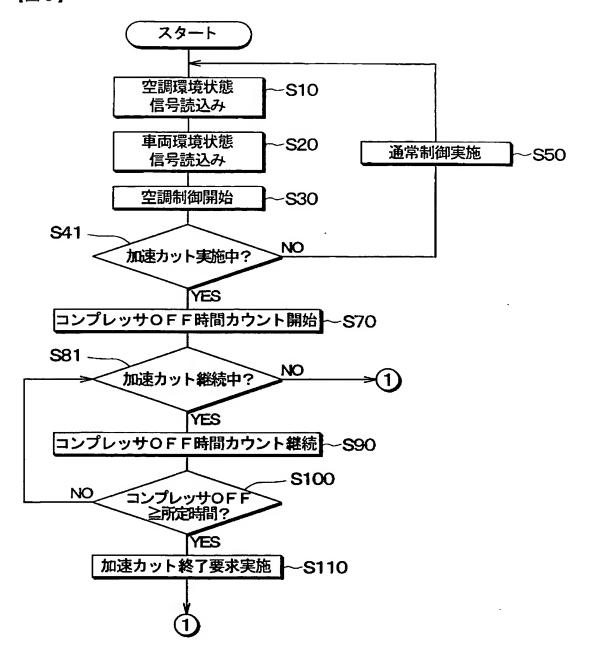
【図6】



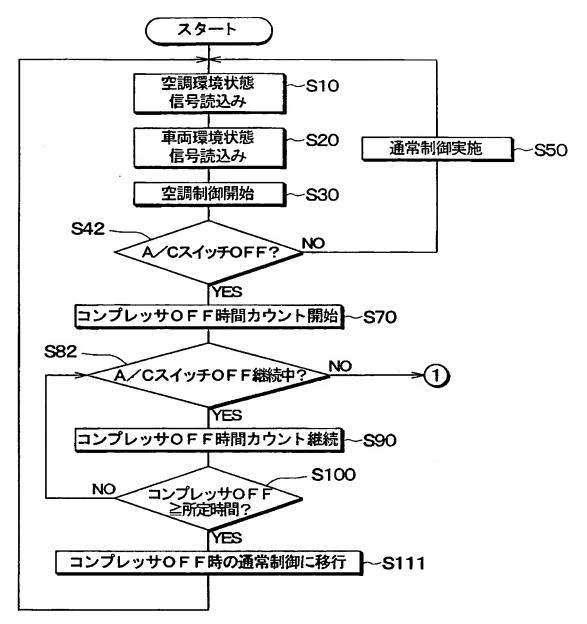
【図7】



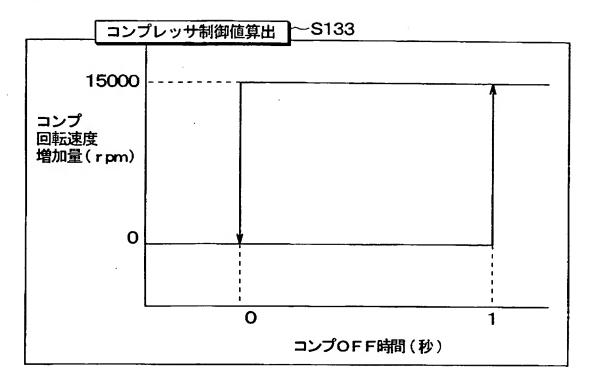
【図8】



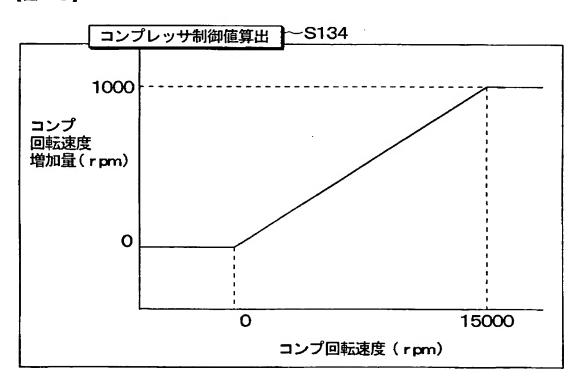




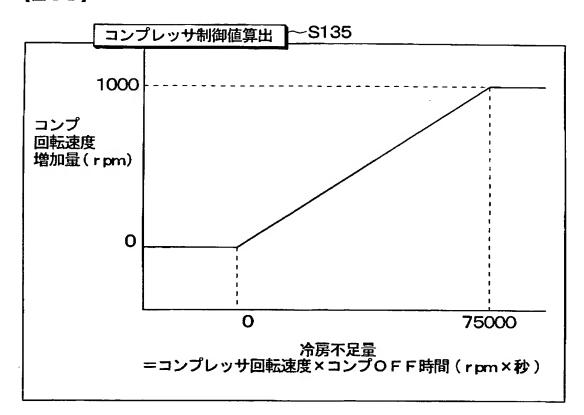
【図10】



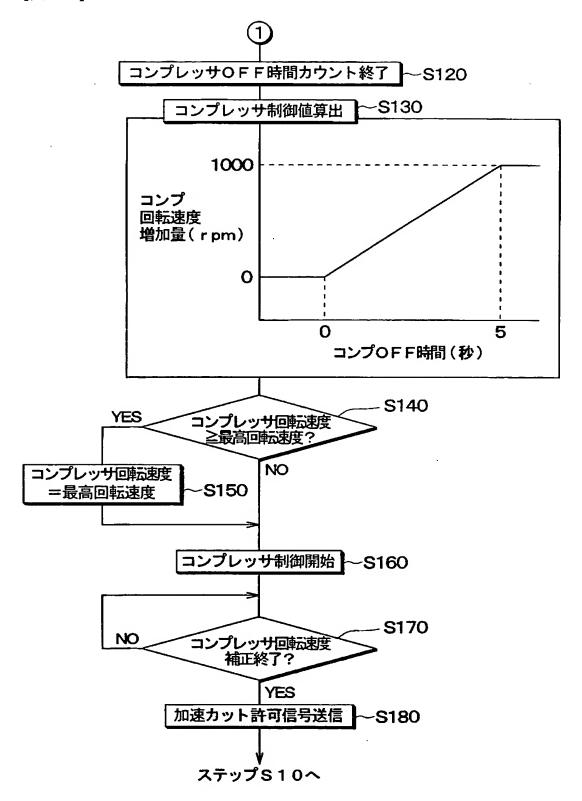
【図11】



【図12】



【図13】



【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 カット制御終了直後に、即座に、乗員のフィーリングにあった空調状態にする。

【解決手段】 圧縮機の規定時間あたりの目標仕事量を熱負荷に基づいて算出する目標仕事量算出手段を備え、目標仕事量となるように圧縮機を作動させる通常制御の状態から、圧縮機の仕事量を目標仕事量よりも強制的に小さくするカット制御の状態に推移し、カット制御の状態が所定時間経過した後に再び通常制御の状態に推移した場合には、所定時間が経過した直後における目標仕事量を、増加させるように補正する。これにより、カット制御が終了した直後における圧縮機の仕事量は、熱負荷に基づいて算出された目標仕事量よりも大きくなるので、カット制御終了直後に、即座に、乗員のフィーリングにあった空調状態にすることができる。

【選択図】 図4

# 特願2003-044177

# 出願人履歴情報

識別番号

[000004260]

1. 変更年月日 [変更理由]

1996年10月 8日 名称変更

住所

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地

氏 名

株式会社デンソー